

This Page Is Inserted by IFW Operations  
and is not a part of the Official Record

## **BEST AVAILABLE IMAGES**

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

**IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.**

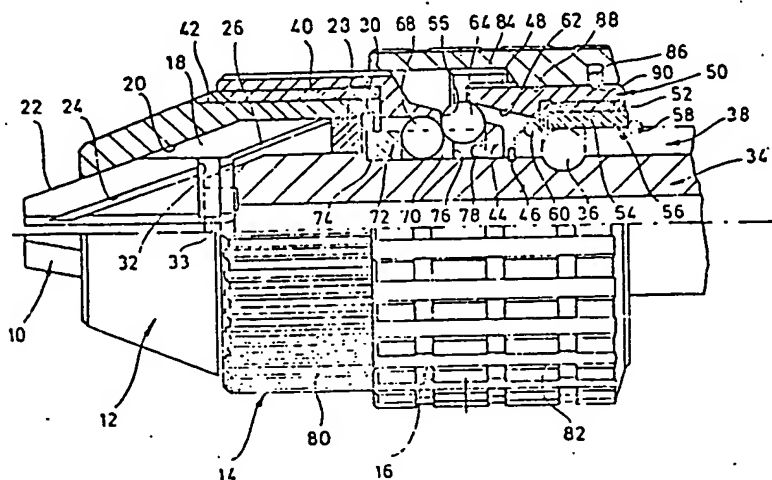
**As rescanning documents *will not* correct images,  
please do not report the images to the  
Image Problem Mailbox.**

**HILTI ★ P54** 86-119865/19 ★ DE 3439-668-A  
Key-less drill chuck - has clamp jaws applied by manually rotatable bush cone face, two sets of wedge elements, and second bush rotated manually

HILTI AG 30.10.84-DE-439668 (00.00.84-DE-434112)  
(30.04.86) B23b-31/01

30.10.84 as 439668 Add to 3434112 (1190RW)  
The key-less drill chuck comprises a carrier (34) for clamp jaws (10), movable in inclined (20) internal grooves (18) in a housing (12,14). This has a bush (14) manually rotatable to produce relative movement between carrier and housing, for coarse jaw adjustment. A final jaw clamping assembly comprises a manually rotatable bush (16), an axially movable bush (50) with internal cone face (62) and a first set of circumferentially spaced wedge elements (64) radially movable to engage the face (62). A second set of elements (68) is radially movable to engage the housing or the carrier depending on which of these is axially movable. The elements (e.g. balls) have convex contours and are held such that the distance between the curvature centres of their contours remains constant. The inclination and position of the face (62) is such that the lines connecting these centres swivel in directions parallel to the chuck axis when the bush is axially moved.

**ADVANTAGE** - The mechanism providing the final tool clamp force is simpler than in the main patent and exerts greater force.  
(19pp Dwg.No.1/5)  
N86-088420



© 1986 DERWENT PUBLICATIONS LTD.

128, Theobalds Road, London WC1X 8RP, England

US Office: Derwent Inc. Suite 500, 6845 Elm St. McLean, VA 22101

Unauthorised copying of this abstract not permitted.

BUNDESREPUBLIK  
DEUTSCHLAND



DEUTSCHES  
PATENTAMT

⑫ **Offenlegungsschrift**  
⑪ **DE 3439668 A1**

⑤ Int. Cl. 4:  
**B23B 31/04**

⑳ Aktenzeichen: P 34 39 668.3  
㉑ Anmeldetag: 30. 10. 84  
㉒ Offenlegungstag: 30. 4. 86

㉓ Anmelder:  
Hilti AG, Schaan, LI

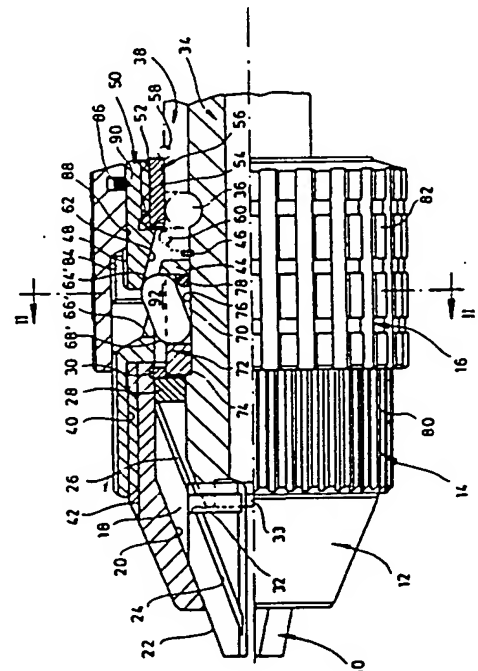
㉔ Vertreter:  
Wirsing, G., Dr., Rechtsanwalt, 8000 München

⑥ Zusatz zu: P 34 34 112.9

⑦ Erfinder:  
Wezel, Erich, 7443 Frickenhausen, DE; Theiß,  
Werner, Dipl.-Ing., 7440 Nürtingen, DE

⑨ **Schlüsselloses Schnellspannfutter**

Ein Schnellspannfutter für Bohrer hat Spannbacken (10), welche durch eine Grobverstelleinrichtung rasch und durch eine Nachspanneinrichtung unter hoher Kraft gegen den Bohrer bewegbar sind. Die Nachspanneinrichtung hat drei mechanisch in Reihe geschaltete Untersetzungsgetriebe: einen Gewindetrieb (52, 54), ein Keilgetriebe (62, 64) sowie ein Kniehebelgetriebe (44, 92).



DE 3439668 A1

DE 3439668 A1

Patentansprüche

05

1. Schlüssellooses Schnellspannfutter für ein Werkzeug, insbesondere einen Bohrer, mit

10

- a) einer Mehrzahl um die Futterachse verteilter Spannbacken, welche durch einen Spannbackenhalter in gleicher axialer Stellung sind;

15

- b) einem die Spannbacken umgebenden und diese jeweils auf einer zur Futterachse geneigten Bahn führenden Spannbackengehäuse;

20

- c) einer Grobverstelleinrichtung zum Erzeugen einer Relativbewegung zwischen Spannbackenhalter und Spannbackengehäuse ausgehend von der Bewegung eines von Hand betätigten Grobverstellgliedes unter geringer Bewegungsuntersetzung; und

25

- d) einer Nachspanneinrichtung zum Erzeugen einer Relativbewegung zwischen Spannbackenhalter und Spannbackengehäuse ausgehend von der Bewegung eines von Hand betätigten Nachspanngliedes unter hoher Bewegungsuntersetzung, welche aufweist:

30

- da) eine in axialer Richtung verlagerbare Keilhülse mit einer kegelförmigen Keilfläche und

35

- db) eine Mehrzahl in Umfangsrichtung verteilter Nockenfolgeeinrichtungen, die jeweils eine erste, mit der kegelförmigen Keilfläche zusammenarbeitende Nockenfläche und eine zweite

Nockenfläche aufweisen, welche am Spannbackengehäuse oder am Spannbackenhalter angreift, je nachdem, welches dieser Spannfutterteile axial bewegbar ausgebildet ist, wobei die beweglichen Teile der Folgeeinrichtungen jeweils in einer zugeordneten radialen Ebene geführt sind, nach Patentanmeldung P 34 34 112.9

er Spann  
r in

dadurch gekennzeichnet, daß

je-  
ahn

einer  
und  
ng  
ies

er  
und  
ng  
unter  
t:

eil-  
e und

lter  
ine  
zu-  
zweite

05

10

15

20

25

30

35

- e) beide Nockenflächen (64, 68) in Umfangsrichtung gesehen konvex-balligen Querschnitt haben;
- f) die mit der kegelförmigen Keilfläche (62) zusammenarbeitende (64) der Nockenflächen (64, 68), die am Spannbackengehäuse (12, 14) bzw. Spannbackenhalter (34) angreifende Nockenfläche ist;
- g) die andere (68) der Nockenflächen (64, 68) am Spannbackenhalter (34) bzw. am Spannbackengehäuse (12, 14) sowohl axial als auch radial abgestützt angreift;
- h) Mittel zum Aufrechterhalten eines festen Abstandes zwischen den Mittelpunkten der konvex-balligen Nockenflächen (64, 68) vorgesehen sind; und
- i) die Neigung und die radiale Lage der kegelförmigen Keilfläche (62) so gewählt sind, daß die Verbindungslinie zwischen den Krümmungsmittelpunkten der beiden Nockenflächen (64, 68) beim axialen Verlagern der Keilhülse (50) in eine im wesentlichen parallel zur Futterachse verlaufende Richtung schwenkbar ist.

2. Schnellspannfutter nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die Nockenflächen von zwei miteinander in Berührung stehenden Kugeln (64, 68) getragen sind.
- 05 3. Schnellspannfutter nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die Nockenflächen (64', 68') jeweils durch die beiden kugelförmigen Stirnflächen eines starren Kniehebelkörpers (92) gebildet sind.
- 10 4. Schnellspannfutter nach Anspruch 2, gekennzeichnet durch einen zwischen der getriebenen Nockenfläche (64') und der kegelförmigen Keilfläche (62) angeordneten Druckkörper (94), der eine treibende Stirnfläche (98) aufweist, welche mit zwei getriebenen Nockenflächen (64') zweier  
15 Kniehebelkörper (92a, 92b) gleichermaßen zusammenarbeitet, und durch eine Anordnung der beiden Kniehebelkörper (92a, 92b) symmetrisch zu einer senkrecht auf der Futterachse stehenden Ebene.
- 20 5. Schnellspannfutter nach einem der Ansprüche 1 - 4, gekennzeichnet durch elastische Mittel (78) zum Vorspannen der getriebenen Nockenfläche (64) in radialer Auswärtsrichtung.
- 25 6. Schnellspannfutter nach Anspruch 6, dadurch gekennzeichnet, daß die elastischen Mittel durch einen in Umfangsrichtung durchlaufenden elastischen Ring (78) gebildet sind.

1.1984

9668

PATENTANWÄLTE

3439663

DR. ULRICH OSTERTAG

4

DR. REINHARD OSTERTAG

nn-  
nder

EIBENWEG 10, 7000 STUTTGART 70, TELEFON 0711/75 68 45, KABEL: OSPAT

nn-  
eils  
rren

et  
e (64')  
ruck-  
weist,  
ier  
eitet,  
(92a,  
se ste-

4,  
Vor-  
r Aus-

enn-  
n in  
gebil-

---

Schlüsselloses Schnellspannfutter

---

Anmelder : Erich Wezel  
In der Bitze 11  
7443 Frickenhausen

Anwaltsakte : 1638.6

Beschreibung

05

Die Erfindung betrifft ein schlüsselloses Schnellspannfutter für ein Werkzeug gemäß dem Oberbegriff des Anspruches 1.

10

Ein derartiges Schnellspannfutter ist Gegenstand der Hauptanmeldung P 34 34 112.9 Bei ihm laufen auf der kegelförmigen Keilfläche Kugeln, welche in radialen Bohrungen eines auf das Spannbackengehäuse arbeitenden Gewinderings geführt und mit einem von der Keilfläche abliegenden Oberflächenabschnitt an schräg zur Spannfutterachse geneigten Rillen abgestützt sind, welche in einem am axial feststehenden Spannzangenhalter abgestützten Reaktionsteil ausgebildet sind. Dieses Reaktionsteil ist somit ein einen verhältnismäßig komplizierten Bau aufweisendes Teil. Die Gesamtuntersetzung der Nachspanneinrichtung ist durch die Summe der Übersetzungsverhältnisse der mechanisch hintereinander geschalteten Keilgetriebe gegeben.

25

Durch die vorliegende Erfindung soll ein schlüsselloses Schnellspannfutter gemäß dem Oberbegriff des Anspruches 1 so weitergebildet werden, daß bei mechanisch einfacherem Aufbau der Nachspanneinrichtung eine noch höhere Nachspannkraft erhalten wird.

30

Diese Aufgabe ist erfindungsgemäß gelöst durch ein Schnellspannfutter gemäß Anspruch 1.

35

Bei dem erfindungsgemäßen Schnellspannfutter hat man aufgrund des festen Abstandes zwischen den Mittelpunkten der beiden Nockenflächen die Kombination aus einem Keilgetriebe



0.1984

39668

1638.6

6

22.10.1984

3439668

nnfut-  
uches

Haupt-  
armigen  
ines  
ge-  
iber-  
igten  
tste-  
ausge-  
n ver-  
e Ge-  
die  
nter-

ses  
hes 1  
erem  
hspann-

Schnell-

n auf-  
en der  
getriebe

und einem Kniehebelgetriebe. Da durch die erfindungsgemäße Abstimmung der Abmessungen der kegelförmigen Keilfläche der durch die beiden Nockenflächen vorgegebene effektive Kniehebel bis in eine im wesentlichen parallel zur Spannfutterachse verlaufende Stellung schwenkbar ist, erhält man gerade am Ende des Nachstellweges ein besonders hohes Untersetzungsverhältnis. Dies bedeutet, daß die Spannbacken den Werkzeugschaft sehr fest zwischen sich einspannen, obwohl das Betätigungsglied der Nachspanneinrichtung nur direkt von Hand in Spannrichtung betätigt wird.

Da bei dem erfindungsgemäßen Schnellspannfutter eine der beiden Nockenflächen direkt am Spannbackenhalter bzw. am Spannbackengehäuse abgestützt ist, entfällt der beim Schnellspannfutter nach dem Oberbegriff des Anspruches 1 noch vorhandene Abstützring mit seiner komplizierten Oberflächenkontur.

Vorteilhafte Weiterbildungen der Erfindung sind in Unteransprüchen angegeben.

Mit der Weiterbildung der Erfindung gemäß Anspruch 2 wird erreicht, daß das kombinierte Keil- und Kniehebel-Untersetzungsgetriebe unter Verwendung von Standard-Kugeln realisiert werden kann, wie sie auch in Kugellagern Verwendung finden.

Mit der Weiterbildung der Erfindung gemäß Anspruch 3 läßt sich die Bewegungsumform-Charakteristik des Kniehebelgetriebes einfach durch Änderung der Länge und des Durchmessers der die Nockenflächen tragenden Kniehebelkörper vorgeben.

Mit der Weiterbildung der Erfindung gemäß Anspruch 4 wird erreicht, daß das Untersetzungsgetriebe bei geringen radia-

len Abmessungen verhältnismäßig großen Nachspannhub bei hoher Progressivität des Untersetzungsverhältnisses aufweist, da das Untersetzungsgetriebe insgesamt aus der Reihenschaltung eines Keilgetriebes und zwei parallel geschalteten Kniehebelgetrieben besteht.

Mit der Weiterbildung der Erfindung gemäß Anspruch 5 wird erreicht, daß das Kniehebelgetriebe beim Lösen der Nachspanneinrichtung wieder in die geknickte Konfiguration zurückkehrt und die getriebene der Nockenflächen auch bei gelöster Nachspanneinrichtung in Anlage an der kegelförmigen Keilfläche gehalten wird.

Bei einem Schnellspannfutter gemäß Anspruch 6 genügt ein einziger elastischer Ring zum Vorspannen sämtlicher der getriebenen Nockenflächen in radialer Auswärtsrichtung.

Nachstehend wird die Erfindung anhand von Ausführungsbeispielen unter Bezugnahme auf die Zeichnung näher erläutert. In dieser zeigen:

Fig. 1: eine seitliche, teilweise axial geschnittene Ansicht eines schlüssellosen Schnellspannfutters;

Fig. 2: einen transversalen Schnitt durch das Schnellspannfutter nach Fig. 1 längs der dortigen Schnittlinie II-II;

Fig. 3: einen axialen Teilschnitt durch ein abgewandeltes Schnellspannfutter, ähnlich zu Fig. 1;

Fig. 4: einen axialen Teilschnitt durch ein weiter abgewandeltes Schnellspannfutter;

Fig. 5: einen transversalen Schnitt durch das Schnellspann-

0.1984

39668

1638.6

8

- 4 -

22.10.1984

3439668

bei  
auf-  
r Rei-  
geschal-

futter nach Fig. 4 längs der dortigen Schnittlinie  
V-V.

Wird  
Nach-  
ion zu-  
bei  
lförmi-

Ein  
der  
ung.  
gsbei-  
läutert.

e An-  
ers;  
llspann-  
ttlinie

deltes

abge-

llspann-

Die Figuren 1 und 2 zeigen ein schlüsselloses Schnellspann-  
05 futter, welches drei in Umfangsrichtung unter gleichem Winkel  
verteilte Spannbacken 10, ein letztere abstützendes und  
führendes Spannbackengehäuse 12, eine Betätigungshülse 14  
für die Spannbacken-Grobverstellung sowie eine diese über-  
greifende Betätigungshülse 16 für das Nachspannen der Spann-  
10 backen aufweist.

Das Spannbackengehäuse 12 ist auf der Innenseite mit recht-  
eckigen Querschnitt aufweisenden, schräg zur Spannfutter-  
achse verlaufenden Führungsnuten 18 versehen, in welchen  
15 die im wesentlichen prismatische Form aufweisenden Spann-  
backen 10 im Gleitspiel laufen. Dabei bilden die Bodenflä-  
chen 20 der Führungsnuten 18 und die entsprechend angestell-  
ten Stirnflächen 22 der Spannbacken 10 zusammenarbeitende  
Keilflächen.

20 In den Spannbacken 10 sind parallel zu den Stirnflächen 22  
verlaufend auf beiden Seitenflächen Federsitze bildende  
Nuten 24 eingestochen. In letztere greifen die axial ver-  
laufenden Ränder von kegelförmigen Blechfedern 26 ein, wel-  
25 che über einen Teil ihrer axialen Erstreckung geschlitzt  
sind und jeweils unter Vorspannung zwischen zwei benachbar-  
ten der Spannbacken 10 sitzen. Zur Aufrechterhaltung dieser  
Vorspannung sind die in Fig. 1 rechts gelegenen Enden der  
Blechfedern 26 an einem Ring 28 abgestützt, der seinerseits  
30 durch einen Sprengring 30 axial am Spannbackengehäuse 12  
abgestützt ist.

In den Spannbacken 10 sind ferner ebenfalls auf beiden Sei-  
tenflächen radiale Haltenuten 32 eingestochen, in welche  
35 Haltefinger 33 eines zentralen Spannbackenhalters 34 ein-

greifen.

Der Spannbackenhalter 34 ist über mehrere in Umfangsrichtung verteilte Verbindungskugeln 36 fest mit einer Maschinenspindel 38 verbunden.

Das Spannbackengehäuse 12 hat auf seinem Außenumfang ein Gewinde 40, auf welchem ein Innengewinde 42 der Betätigungshülse 14 läuft. Die Betätigungshülse 14 hat ferner einen in Fig. 1 rechts gelegenen, radial nach innen verlaufenden Flansch 44. Vor dem Ende der Maschinenspindel 38 trägt der Spannbackenhalter 34 einen Sprengring 46.

Die Betätigungshülse 16 ist auf der Innenseite mit nicht näher gezeigten axialen Nuten versehen, in welchen axiale Rippen 48 einer Keilhülse 50 verschiebbar Aufnahme finden. Auf diese Weise ist die Betätigungshülse 16 axial verschiebbar, jedoch dreh Schlüssig mit der Keilhülse 50 verbunden. Die Keilhülse 50 hat ihrerseits auf dem in Fig. 1 rechts gelegenen Teil ihrer Innenfläche ein Gewinde 52, welches auf einem Außengewinde 54 eines Reaktionsringes 26 läuft, der seinerseits unter Verwendung von Federringen 58, 60 axial und in Umfangsrichtung auf der Außenfläche der Maschinenspindel 38 festgelegt ist.

In ihrem in Fig. 1 links gelegenen Abschnitt ist die Keilhülse 50 mit einer sich nach links erweiternden, kegelförmigen Keilfläche 62 versehen.

Mit der Keilfläche 62 stehen sechs in Umfangsrichtung unter gleichem Winkel verteilte Kugeln 64 in Berührung, die in radialen Bohrungen 66 im in der Zeichnung rechts gelegenen Abschnitt der Betätigungshülse 14 radial geführt sind. Die Kugeln 64 berühren ihrerseits weitere Kugeln 68, die zwischen axialen Fingern 70 eines Käfigringes 72 Aufnahme

.1984

9668

1638.6

10

22.10.1984

3439668

finden. Der Käfigring 72 ist an einer Schulter 74 des Spannbackenhalters 34 abgestützt und findet im Inneren der Betätigungshülse 14 Aufnahme.

- 05 In der Nachbarschaft ihrer freien Enden sind die Finger 70 des Käfigringes 72 jeweils mit einer Ausnehmung 76 versehen, und durch die Ausnehmungen 76 erstreckt sich ein elastischer O-Ring 78; welcher die Kugeln 64 in radialer Auswärtsrichtung und in Anlage an die Keilfläche 62 vorspannt.

- 10 Wie aus Fig. 1 ersichtlich, hat der rechts gelegene Teil der Betätigungshülse 14 eine kegelstumpfförmige Außenfläche, welche der Form der Keilfläche 62 angepaßt ist, so daß die Keilfläche 62 beim Verschrauben der Keilhülse 50 auf dem Außengewinde 54 des Reaktionsringes 56 über das rechts gelegene Ende der Betätigungshülse 14 hinweglaufen kann.

- 15 Die Betätigungshülse 14 ist auf ihrer Außenseite mit axialen Rippen 80 versehen, welche eine Doppelfunktion erfüllen:
- 20 Zum einen dienen sie genauso wie außenliegende Rippen 82 der Betätigungshülse 16 dazu, dem Benutzer das Aufbringen des Drehmomentes zum Verdrehen der Hülse zu erleichtern. Darüber hinaus arbeiten die Rippen 80 mit axialen Nuten 84 zusammen, welche in einem in Fig. 2 rechts gelegenen, geringfügig verminderten Durchmesser aufweisenden Abschnitt der Innenwand der Betätigungshülse 14 ausgebildet sind, um durch axiales Verschieben der Betätigungshülse 16 auf der Keilhülse 50 die gesamte Mechanik zum Verstellen der Spannbacken 10 zu verriegeln.

- 25
- 30 Zum Verrasten der Betätigungshülse 16 in zwei verschiedenen axialen Stellungen ist ein vom rechts gelegenen Ende der Betätigungshülse 16 getragener Federring 86 vorgesehen, der mit zwei unter entsprechendem axialen Abstand angeordneten in Umfangsrichtung verlaufenden Positioniernuten 88,
- 35

90 zusammenarbeiten kann.

Das oben beschriebene Schnellspannfutter arbeitet folgendermaßen:

05

Zum Einsetzen eines neuen Werkzeuges wird die Betätigungshülse 16 in die in Fig. 1 gezeigte axiale Stellung gebracht, in welcher die Rippen 80 nicht in Eingriff mit den Nuten 84 stehen. Durch Drehen der Betätigungshülse 14 wird nun das  
10 Spannbackengehäuse 12 in axialer Richtung nach links bewegt, wobei die durch die Finger des Spannbackenhalters 34 axial festgelegten, durch die Ränder der Blechfedern 26 zugleich schräg zur Futterachse zwangsgeführten Spannbacken 10 auseinandergefahren werden.

15

Nach Einsetzen eines Bohrers mit dem gewünschten Durchmesser werden die Spannbacken 10 durch Drehen der Betätigungshülse 14 im entgegengesetzten Drehsinne bis in Anlage an die Außenfläche des Bohrerschaftes gefahren. Sowohl das  
20 Auseinanderfahren als auch das Zusammenfahren der Spannbacken erfolgt verhältnismäßig rasch mit dem durch die Steigung der Gewinde 40, 42 und dem Anstellwinkel der Nuten 24 und der Blechfedern 26 bzw. der Führungsnuten 18 und der Stirnflächen 22 vorgegebenen Übersetzungsverhältnis. Be  
25 dieser Grobverstellung der Spannbacken 10 ist die Betätigungshülse 14 in der einen Richtung durch die Kugeln 64 und die Keilhülse 50, in der anderen Richtung durch die Kugeln 64, die Kugeln 68 und den Käfigring 72 axial abgestützt.

30 Nach dem Anziehen der Betätigungshülse 14 in Schließrichtung der Spannbacken 10 wird vom Benutzer die Betätigungshülse 16 so gedreht, daß die Keilhülse 50 auf dem Reaktionsring 56 in Fig. 1 nach links vorgeschoben wird. Hierbei drückt die Keilfläche 62 die Kugeln 64 radial nach innen,  
35 und die Kugeln 64 werden bei diesem Nach-Innen-Bewegen durch

0.1984  
39668

1638.6

22.10.1984  
3439668

112

- 8 -

folgender-

gungs-  
gebracht,

Nuten 84

in das

be-

ers 34

26

Spannbacken

schmes-  
tigungs-

ge an

das

Spann-

die Stei-

uten

und

tnis. Be:

etäti-

n 64 und

Kugeln

stützt.

efrich-

igungs-

reaktions-

erbei

innen,

gen durch

05

10

15

20

25

30

35

die am Käfigring 72 abgestützten Kugeln 68 zugleich in Fig. 1 nach rechts gedrückt. Diese Bewegung nach rechts wird über die Bohrungen 66 auf die Betätigungshülse 16 übertragen, welche sich somit zusammen mit dem Spannbackengehäuse 12 in Fig. 1 nach rechts bewegt und bei dieser Bewegung die Spannbacken 10 noch weiter radial nach innen drückt. Dieses Nach-Innen-Drücken erfolgt mit sehr großer Kraft, da sich die Länge der axialen Komponente des Kurbelarmes zwischen den Mittelpunkten der Kugeln 64 und 68 zunehmend weniger ändert, ähnlich wie bei einem Kniehebelgetriebe. Die Drehbewegung der Betätigungshülse 16 wird somit sehr hoch unter- setzt: Zunächst durch die Gewinde 52, 54, dann durch das durch die Keilfläche 62 und die Kugeln 64 gebildete Keilge- triebe und schließlich durch das hierzu mechanisch in Reihe geschaltete Kniehebelgetriebe, welches durch die Kugeln 64 und 68 gebildet ist.

Nach Beendigung des Nachspannens wird die Betätigungshülse 16 in der dann erhaltenen Winkelstellung in axialer Richtung nach links bewegt, bis der Federring 86 in die Positionier- nut 90 einrastet. In dieser Axialstellung der Betätigungs- hülse 16 befinden sich dann die Rippen 80 im Eingriff mit den Nuten 84, so daß die gesamte Betätigungsmechanik für die Spannbacken 10 verblockt ist.

Beim Ausführungsbeispiel nach Fig. 3 sind Teile des Schnellspannfutters, welche obenstehend schon unter Bezugnahme auf die Fign. 1 und 2 erläutert wurden, wieder mit densel- ben Bezugszeichen versehen. Sie brauchen nachstehend nicht noch einmal im einzelnen beschrieben zu werden.

Bei dem in Fig. 3 gezeigten Schnellspannfutter sind anstel- le der Kugelpaare 64, 68 jeweils Kniehebelkörper 92 vorge- sehen, deren Enden als Kugelflächen 64' bzw. 68' ausgebil- det sind.

Anstelle der radiale Führungen für die Kugeln 64 bildenden Bohrungen 66 sind im hinteren Abschnitt der Betätigungshülse 14 Schlitzte 66' vorgesehen, durch welche sich die getrie-  
05 benen Abschnitte der Kniehebelkörper 92 erstrecken.

Die Funktion des in Fig. 3 gezeigten Schnellspannfutters ist der des Schnellspannfutters nach den Fign. 1 und 2 sehr  
10 ähnlich, nur dient nunmehr die Kugelfläche 68' als mit dem Käfigring 72 und der Mantelfläche des Spannbackenhalters 34 zusammenarbeitende Wälzfläche für den Kniehebelkörper 92.

Das Schnellspannfutter nach Fig. 4 ähnelt ebenfalls dem in  
15 den Fign. 1 und 2 gezeigten Schnellspannfutter, hat jedoch keine Einrichtung zum Verblocken der Spannfutterteile nach Fig. 1. Betätigungshülse 16 und Keilhülse 50 können somit als ein Teil hergestellt werden, welches mit dem Bezugs-  
zeichen 16 versehen ist.

20 In den radialen Bohrungen 66 der Betätigungshülse 14 sitzt ein zylindrischer Druckkörper 94 mit einer außenliegenden kugelkalottenförmigen Stirnfläche 96, welche auf der Keilfläche 62 läuft.

25 Eine untere ebene Stirnfläche 98 des Druckkörpers 94 liegt über den beiden getriebenen Enden von zwei Kniehebelkörpern 92a, 92b, von denen jeder genauso ausgebildet ist wie ein Kniehebelkörper 92 nach Fig. 3.

30 Das Schnellspannfutter nach Fig. 4 und 5 arbeitet ganz ähnlich wie das Schnellspannfutter nach Fig. 3, man erhält jedoch bei gleicher Progressivität des Ansteigens der Spannkraft bzw. der Untersetzung den doppelten Spannhub. Die  
35 beiden Kniehebelkörper 92a und 92b sind symetrisch zu einer transversal auf der Spannfutterachse stehenden Ebene angeordnet, welche mit der Schnittebene V-V von Fig. 4 zusammenfällt.



.1984

19668

-14-  
- Leerseite -

enden  
gshül-  
getrie-

ers  
2 sehr  
t dem  
ers  
per

dem in  
jedoch  
e nach  
somit  
zugs-

sitzt  
genden  
r Keil-

4 liegt  
lkör-  
ist wie

anz ähn-  
hält  
der Spann  
. Die  
zu einer  
ne ange-  
zusammen

Nummer:

34 39 668

Int. Cl.<sup>4</sup>:

B 23 B 31/04

Anmeldetag:

30. Oktober 1984

Offenlegungstag:

30. April 1986

- 19 -

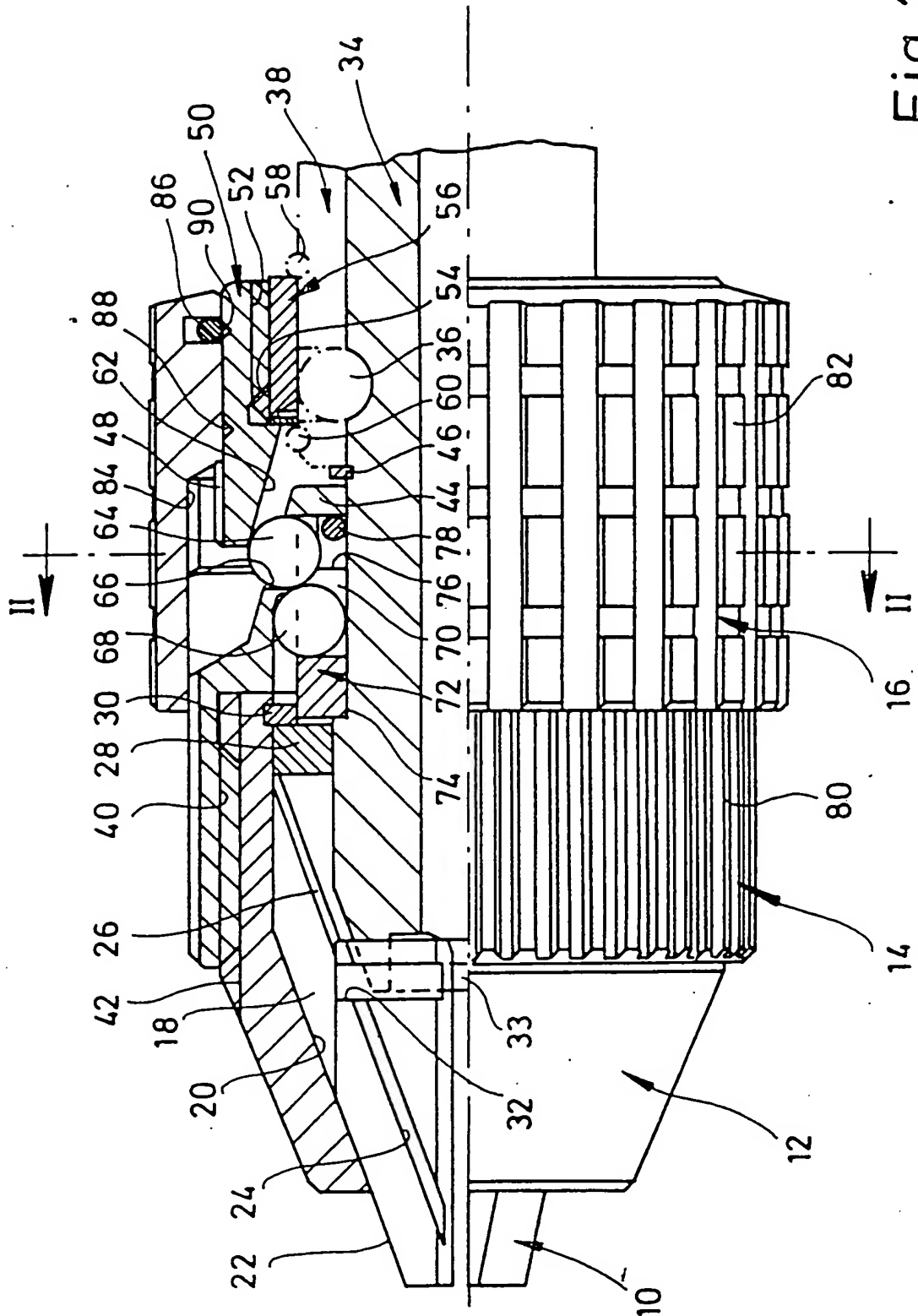
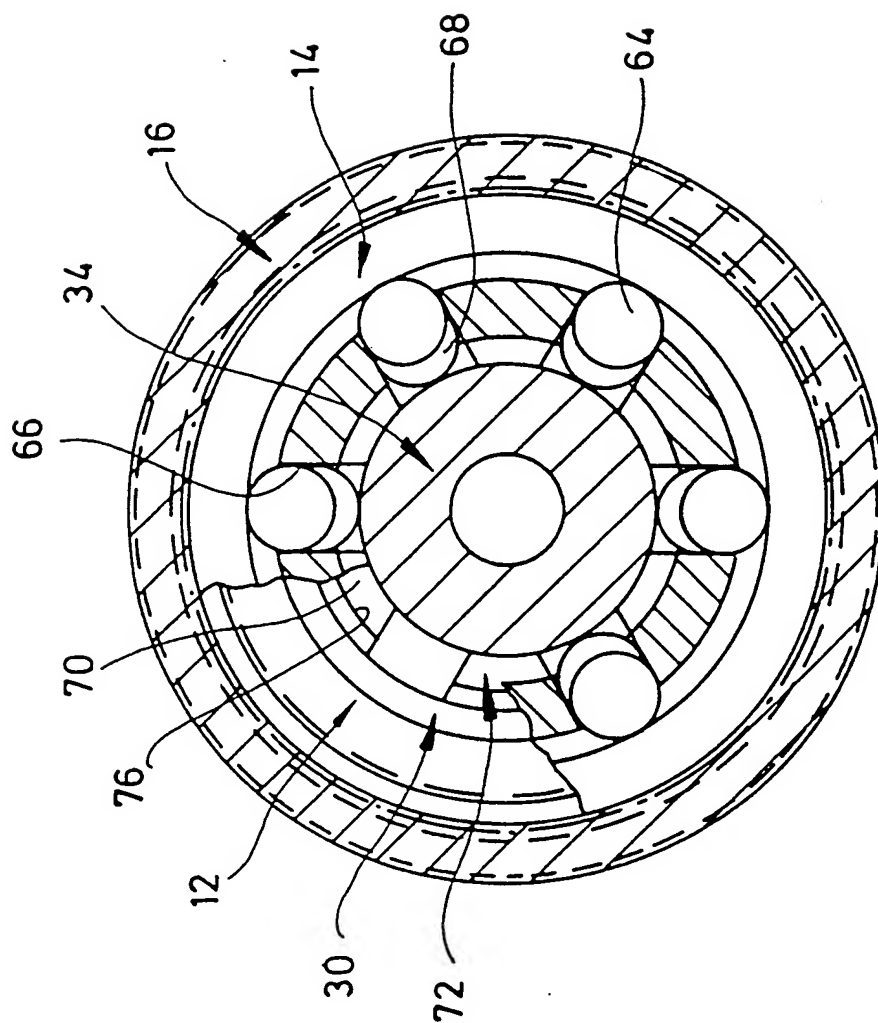


Fig. 2



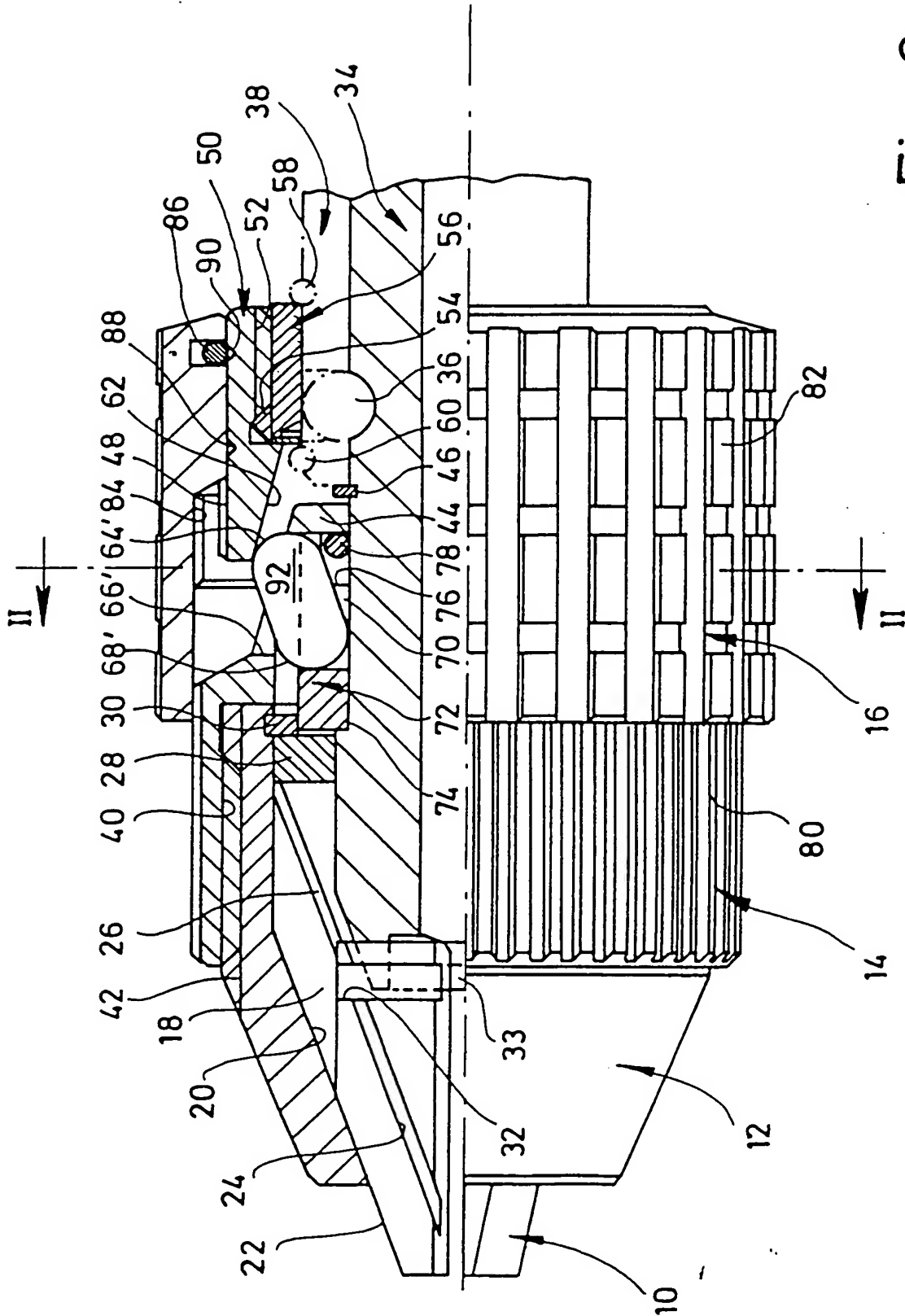


Fig. 3

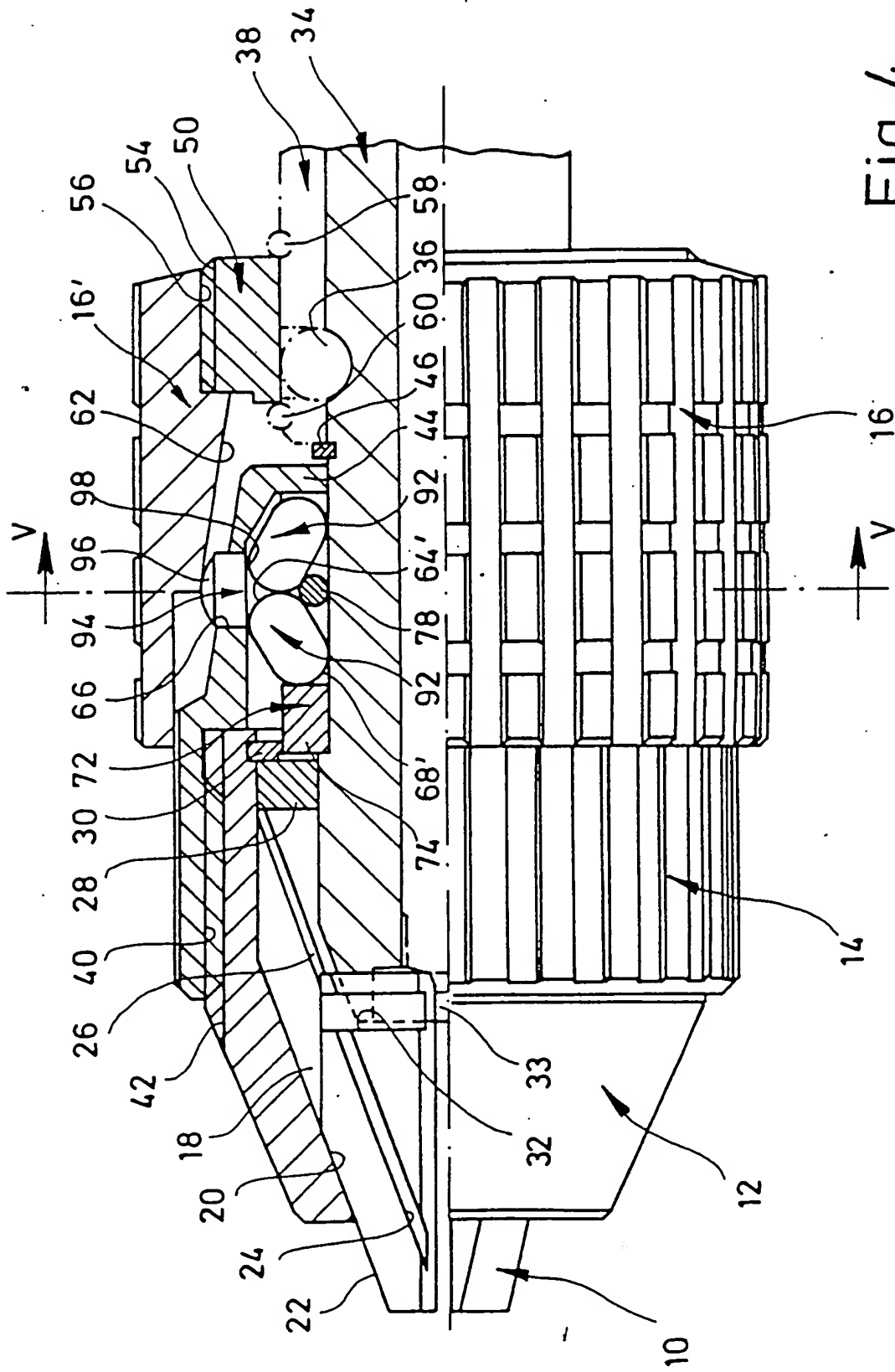


Fig. 4

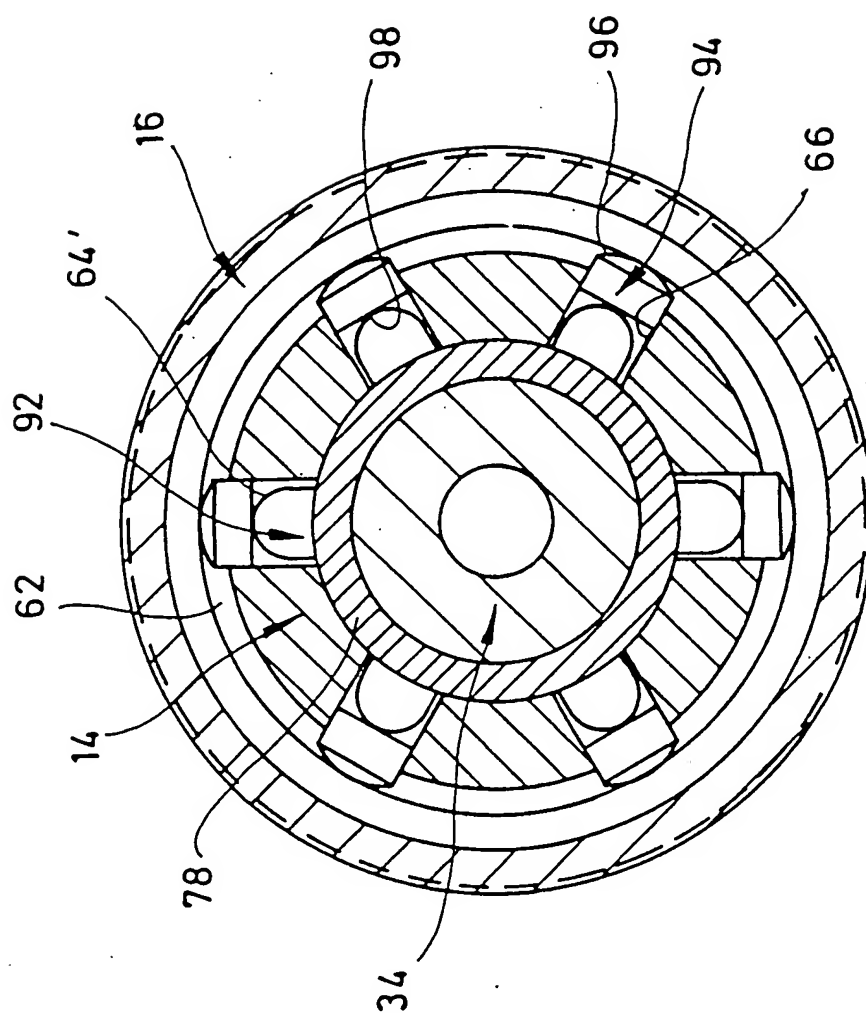


Fig. 5